#### CONTROL DEVICE FOR ENGINE

Patent number:

JP2001152916

**Publication date:** 

2001-06-05

Inventor:

**FUSE TORU** 

Applicant:

**NISSAN MOTOR** 

Classification:

- international: F02D9/02; F02D21/08; F02D41/02; F02D41/04;

F02M25/07; F02D9/02; F02D21/00; F02D41/02; F02D41/04; F02M25/07; (IPC1-7): F02D41/04;

F02D9/02; F02M25/07

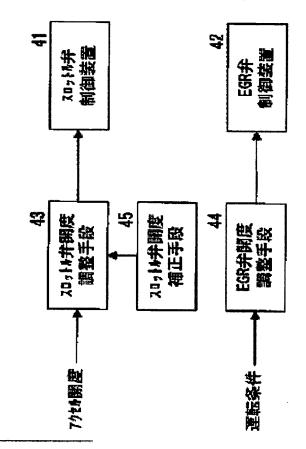
- european:

Application number: JP19990334140 19991125 Priority number(s): JP19990334140 19991125

#### Report a data error here

#### Abstract of JP2001152916

PROBLEM TO BE SOLVED: To suppress torque variation immediately after variation of an EGR rate, for instance, at the changeover time from a non-operation state to an operation state of EGR. SOLUTION: A device 41 can control an opening of a throttle valve independently on an accelerator pedal. A device 42 can control an opening of an EGR valve. An opening of the throttle valve is adjusted by an adjusting means 43 so as to obtain an intake air amount according to an accelerator opening. An opening of the EGR valve is adjusted by an adjusting means 44 so as to obtain an EGR ratio according to an engine operation condition. In such a case, a correction means 45 corrects the throttle valve opening, when the EGR ratio is varied, by a variation amount of pumping loss from the variation starting time. The correction means also corrects the throttle valve opening, when the variation of the EGR rate reaches a cylinder from the EGR valve with delay, by the variation amount of a combustion state.



Data supplied from the esp@cenet database - Worldwide

#### (19)日本国特許庁 (JP)

## (12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号 特開2001-152916 (P2001-152916A)

(43)公開日 平成13年6月5日(2001.6.5)

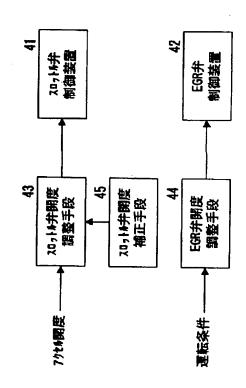
<del></del> -				(43)公開	日 平成13年6	月5日(2001.6.5)
(51) Int.Cl.7		識別記号	ΡI			テーマコード( <del>参考</del> )
F02D	41/04	3 1 0	F 0 2 D 41	/04	310J	3G062
	9/02		9	/02	S	3G065
4	41/02	3 1 0	41,	/02	310E	3 G 3 O 1
F02M 2	25/07	5 5 0	F 0 2 M 25	/07	550F	
					5 5 0 R	
			審查請求	未請求	情求項の数15	OL (全 19 頁)
(21)出願番号		特顧平11-334140	(71) 出顧人	000003997		
					1株式会社	
(22)出顧日		平成11年11月25日(1999.11.25)		神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地		
			(72)発明者	布施 徹		
				神奈川県杉	黄浜市神奈川区	宝町2番地 日産
	٠			自動車株式	<b>公会社内</b>	
•			(74)代理人	100075513		
				弁理士 後	<b>後藤 政喜 (</b>	外1名)
	•		·			
						最終頁に続く

#### (54) 【発明の名称】 エンジンの制御装置

#### (57) 【要約】

【課題】 EGRの非作動状態から作動状態への切換時などEGR率の変化直後のトルク変化を抑制する。

【解決手段】 アクセルペダルと関係なくスロットル弁の開度を制御可能な装置41と、EGR弁の開度を制御可能な装置42とを備え、アクセル開度に応じた吸入空気量が得られるように前記スロットル弁の開度を調整し、エンジンの運転条件に応じたEGR率が得られるように前記EGR弁の開度を調整手段44が調整する。この場合に、前記EGR率が変化するとき補正手段45が、その変化時からポンピングロス変化分の補正を前記スロットル弁開度に対して行うとともに、このEGR率の変化がEGR弁よりシリンダへと遅れて到達したとき燃焼状態変化分の補正を前記スロットル弁開度に対して行う。



#### 【特許請求の範囲】

【請求項1】アクセルペダルと関係なくスロットル弁の 開度を制御可能な装置と、

EGR弁の開度を制御可能な装置と、

アクセル開度に応じた吸入空気量が得られるように前記 スロットル弁の開度を調整する手段と、

エンジンの運転条件に応じたEGR率が得られるように 前記EGR弁の開度を調整する手段と、

前記EGR率が変化するときその変化時からポンピングロス変化分の補正を前記スロットル弁開度に対して行うとともに、このEGR率の変化がEGR弁よりシリンダへと遅れて到達したとき燃焼状態変化分の補正を前記スロットル弁開度に対して行う手段とを設けたことを特徴とするエンジンの制御装置。

【請求項2】スロットル弁指令値に応じてアクセルペダルと関係なくスロットル弁の開度を制御可能な装置と、 EGR弁指令値に応じてEGR弁の開度を制御可能な装置と、

アクセル開度に基づいて目標吸入空気量を演算する手段 と、

エンジンの運転条件に応じた目標EGR率を演算する手段と、

これら目標吸入空気量と目標EGR率から目標EGR量 を演算する手段と、

この目標EGR量に基づいて前記EGR弁指令値を演算する手段と。

前記目標吸入空気量に基づいて前記スロットル弁指令値 を演算する手段と、

前記目標EGR率が変化するときその変化時からポンピングロス変化分の補正を前記スロットル弁指令値に対して行うとともに、この目標EGR率の変化がEGR弁よりシリンダへと遅れて到達したとき燃焼状態変化分の補正を前記スロットル弁指令値に対して行う手段とを設けたことを特徴とするエンジンの制御装置。

【請求項3】スロットル弁指令値に応じてアクセルペダルと関係なくスロットル弁の開度を制御可能な装置と、 EGR弁指令値に応じてEGR弁の開度を制御可能な装置と、

アクセル開度に基づいて目標吸入空気量を演算する手段 と

エンジンの運転条件に応じた目標EGR率を演算する手段と、

これら目標吸入空気量と目標EGR率から目標EGR量 を演算する手段と、

この目標EGR量と前記目標吸入空気量を加算した値を 総ガス量として演算する手段と、

この総ガス量に対応する総開口面積を演算する手段と、 この総開口面積に基づいてスロットル弁指令値とEGR 弁指令値を演算する手段と、

前記目標EGR率が変化するときその変化時からポンピ

ングロス変化分の補正を前記スロットル弁指令値に対して行うとともに、この目標EGR率の変化がEGR弁よりシリンダへと遅れて到達したとき燃焼状態変化分の補正を前記スロットル弁指令値に対して行う手段とを設けたことを特徴とするエンジンの制御装置。

【請求項4】前記EGR率が変化するときは、EGRの非作動状態から作動状態への切換時またはEGRの作動状態から非作動状態への切換時であることを特徴とする請求項1に記載のエンジンの制御装置。

【請求項5】前記目標EGR率が変化するときは、EGRの非作動状態から作動状態への切換時またはEGRの作動状態から非作動状態への切換時であることを特徴とする請求項2または3に記載のエンジンの制御装置。

【請求項6】前記ポンピングロス変化分の補正は、前記 EGRの非作動状態から作動状態への切換タイミングま たは前記EGRの作動状態から非作動状態への切換タイ ミングでスロットル弁開度を一定量補正した後、ゆっく りとスロットル弁開度を戻していくことであることを特 徴とする請求項4または5に記載のエンジンの制御装 置。

【請求項7】前記ポンピングロス変化分の補正を行う手段は、目標EGR量の新気換算値を演算する手段と、この目標EGR量新気換算値の遅れ値を演算する手段と、前記目標EGR量新気換算値からこの目標EGR量新気換算値遅れ値を差し引いた値を差分として演算する手段と、この差分に比例定数を掛けた値に基づいて前記スロットル弁指令値を補正する手段とからなることを特徴とする請求項5に記載のエンジンの制御装置。

【請求項8】許容幅を有する不感帯を備え、前記差分が この不感帯内に収まったときポンピングロス変化分の補 正を中止することを特徴とする請求項7に記載のエンジンの制御装置。

【請求項9】前記燃焼状態変化分の補正を行う手段は、 目標EGR量の新気換算値を演算する手段と、この目標 EGR量新気換算値の遅れ値を演算する手段と、前記目 標EGR量新気換算値からこの目標EGR量新気換算値 遅れ値を差し引いた値を差分として演算する手段と、前 記EGRの非作動状態から作動状態への切換時またはE GRの作動状態から非作動状態への切換時の前記差分を 保存する手段と、この切換による目標EGR率の変化が EGR弁よりシリンダへと遅れて到達したとき、前記保 存した差分に応じた値に基づいて前記スロットル弁指令 値を補正する手段とからなることを特徴とする請求項5 に記載のエンジンの制御装置。

【請求項10】前記スロットル弁指令値の補正量は、前記保存した差分に応じた値を初期値として一次遅れで応答する値であることを特徴とする請求項9に記載のエンジンの制御装置。

【請求項11】前記比例定数を、前記目標EGR率が大きくなるほど大きくなるように設定することを特徴とす

る請求項7または8に記載のエンジンの制御装置。

【請求項12】前記比例定数を、低負荷域でエンジン負荷が大きくなるほど大きくなるように設定することを特徴とする請求項7または8に記載のエンジンの制御装置。

【請求項13】前記比例定数を、高負荷域でエンジン負荷が大きくなるほど小さくなるように設定することを特徴とする請求項7または8に記載のエンジンの制御装置。

【請求項14】前記比例定数を、エンジン回転速度が高くなるほど小さくなるように設定することを特徴とする請求項7または8に記載のエンジンの制御装置。

【請求項15】前記不感帯の許容幅を、エンジン負荷が 小さくなるほど大きくなるように設定することを特徴と する請求項8に記載のエンジンの制御装置。

#### 【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】この発明はエンジンの制御装置、特にアクセルペダルと関係なくスロットル弁の開度を制御可能な装置と、EGR通路に設けたEGR弁の開度を制御可能な装置とをともに備えるものに関する。

[0002]

【従来の技術】アクセルペダルと関係なくスロットル弁の開度を制御可能な装置を備え、このスロットル弁開度とエンジンに供給する燃料量とを同時に制御することにより、リーン空燃比の運転を可能にしたエンジンが公知である(特開平11-182298号公報参照)。 【0003】

【発明が解決しようとする課題】ところで、EGR通路に設けたEGR弁の開度を制御可能な装置を備え、所定の運転条件(EGR領域)になると、このEGR弁を関いて排気の一部を吸気管に戻すことにより、燃焼状態を悪化させてNOxを低減するようにしたエンジンがは、非EGR領域からEGRのようしたエンジンでは、非EGR領域からEGRの非作動状態からを取り、の切換時(EGRの非作動状態から変化したエンジンでは、非EGR領域があら、日間域に、特にEGRの非ののようにしたエンジンでは、非正のであるとののようにしたののように、特にEGRのオーバーシュートが一切に対し目標といるのである。

【0004】同様にして、EGRの作動状態から非作動 状態への切換時にはトルクのアンダーシュートが一時的 に発生することもわかっている。

【 0 0 0 5 】そこで、トルクのオーバーシュートについて、この原因を探るため各種の実験を行ったところ、以下の点が判明している。

【0006】①トルクを減らす手段として点火時期を遅

角させる方法が公知であるので、ここでのトルクのオーバーシュートに対して点火時期を遅角させてみたが、EGRの非作動状態から作動状態への切換前後でトルクを一定にすることはできなかった。

【0007】②図30では、EGRの非作動状態から作動状態への切換タイミングで、目標スロットル弁開度TDTVOが同時に変化する場合を示しているが、この変化はトルクのオーバーシュートと関係しない。すなわち、スロットル弁開度が一定の状態でもEGRの非作動状態から作動状態への切換時にトルクのオーバーシュートが発生する。したがって、トルクのオーバーシュートが生じる原因は、スロットル弁とEGR弁の動作速度の違いによるものではない。

【0008】③ステップモータの作動速度が比較的遅いため、実際のEGR弁開度が目標値に達するのに所定の時間を要するが、このステップモータの作動遅れもトルクのオーバーシュートに関係しない。

【0009】④EGR弁を出たEGRガスが実際にシリンダに到達するまでに所定の時間(たとえば0.4秒)かかっている。

【0010】これらの実験結果より得られる解析結果は 次の通りである。EGRを行うことによるメリットは、 ポンピングロスの低下であり、その反対のデメリットは 燃焼状態の悪化である。したがって、定常状態では、ポ ンピングロス低下分のトルク利得(トルク増加)と燃焼 状態の悪化分のトルク損失(トルク減少)との2つの収 支によりトルクが一定値に落ち着く。しかしながら、E GRの非作動状態から作動状態への切換時やその逆への 切換時のように、切換直後の過渡状態では、ポンピング ロス低下分のトルク増加と燃焼状態悪化分のトルク減少 とが時間的にずれて発生するためにトルクのオーバーシ ュートやアンダーシュートなどの一時的トルク変化が起 こると考えられる。これをEGRの非作動状態から作動 状態への切換時についてモデル的に図31に示すと、ポ ンピングロス低下分のトルク増加は切換直後から発生す るのに対して、燃焼状態悪化分のトルク減少は、EGR 弁を出たEGRガスが実際にシリンダに到達したときか ら発生するので、この発生時刻のずれにより、切換直後 のトルク増加が起こると考えられるのである。

【0011】そこで本発明は、EGRの非作動状態から作動状態への切換時など、EGR率の増加時であれば、その増加タイミングよりポンピングロス低下分の減量補正をスロットル弁指令値(スロットル弁開度やスロットル弁開口面積)に対して行うとともに、EGR率の増加がシリンダに到達したタイミングより燃焼状態悪化分の増量補正をスロットル弁指令値に対して行うことにより、EGR率の増加直後のトルクのオーバーシュートを抑制し、またEGRの作動状態から非作動状態への切換時など、EGR率の減少時にはその減少タイミングよりポンピングロス上昇分の増量補正をスロットル弁指令値

に対して行うとともに、EGR率の減少がシリンダに到 達したタイミングより燃焼状態向上分の減量補正をスロ ットル弁指令値に対して行うことにより、EGR率の減 少直後のトルクのアンダーシュートを抑制することを目 的とする。

【0012】なお、スロットル弁の動作に追従してEG R弁を制御する方式のものにおいて、スロットル弁開度 が変化してから実際にEGR量が変化するまでに遅れが あり(EGR弁の機械的作動遅れやEGRガス導入の流 体的遅れなど)、この遅れが加速時におけるNOxの低 滅に悪影響を与えるので、アクセル開度の時間変化割合 に基づいて加減速量を算出し、この加減速量に基づいて EGRガスの吸気系への遅れ時間を推定し、この遅れ時 間に応じてスロットル弁の開閉の遅延時間を算出し、こ の遅延時間でスロットル弁の駆動速度を遅延するものが ある(特開平7-83086号公報参照)。しかしなが ら、このものは、過渡時に要求EGR量と実際のEGR 量の変化を一致させようとするものに過ぎず、スロット ル弁開度が一定の状態においてもEGR率が変化した直 後に生じるトルク変化を抑制しようとする本願発明とは 技術的思想が異なる。

#### [0013]

【課題を解決するための手段】第1の発明は、図32に示すように、アクセルペダルと関係なくスロットル弁の開度を制御可能な装置41と、EGR弁の開度を制御可能な装置41と、EGR弁の開度を制御可能な装置42と、アクセル開度に応じた吸入空気量が得られるように前記スロットル弁の開度を調整する手段44と、前記EGR率が変化するときその変化時からポンピングロス変化分の補正を前記スロットル弁開度に対して行うととと遅れて到達したとき燃焼状態変化分の補正を前記スロットル弁開度に対して行う手段45とを設けた。

【0014】第2の発明は、図33に示すように、スロ ットル弁指令値(スロットル弁の目標開度や目標開口面 積)に応じてアクセルペダルと関係なくスロットル弁の 開度を制御可能な装置51と、EGR弁指令値(EGR 弁の目標開度や目標開口面積)に応じてEGR弁の開度 を制御可能な装置52と、アクセル開度に基づいて目標 吸入空気量を演算する手段53と、エンジンの運転条件 に応じた目標EGR率を演算する手段54と、これら目 標吸入空気量と目標EGR率から目標EGR量を演算す る手段55と、この目標EGR量に基づいて前記EGR 弁指令値を演算する手段56と、前記目標吸入空気量に 基づいて前記スロットル弁指令値を演算する手段57 と、前記目標EGR率が変化するときその変化時からポ ンピングロス変化分の補正を前記スロットル弁指令値に 対して行うとともに、この目標EGR率の変化がEGR 弁よりシリンダへと遅れて到達したとき燃焼状態変化分

の補正を前記スロットル弁指令値に対して行う手段58 とを設けた。

【0015】第3の発明は、図34に示すように、スロ ットル弁指令値に応じてアクセルペダルと関係なくスロ ットル弁の開度を制御可能な装置51と、EGR弁指令 値に応じてEGR弁の開度を制御可能な装置52と、ア クセル開度に基づいて目標吸入空気量を演算する手段5 3と、エンジンの運転条件に応じた目標EGR率を演算 する手段54と、これら目標吸入空気量と目標EGR率 から目標EGR量を演算する手段55と、この目標EG R量と前記目標吸入空気量を加算した値を総ガス量とし て演算する手段61と、この総ガス量に対応する総開口 面積を演算する手段62と、この総開口面積に基づいて スロットル弁指令値とEGR弁指令値を演算する手段6 3、64と、前記目標EGR率が変化するときその変化 時からポンピングロス変化分の補正を前記スロットル弁 指令値に対して行うとともに、この目標EGR率の変化 がEGR弁よりシリンダへと遅れて到達したとき燃焼状 態変化分の補正を前記スロットル弁指令値に対して行う 手段65とを設けた。

【0016】第4の発明では、第1の発明において前記 EGR率が変化するときが、EGRの非作動状態から作 動状態への切換時またはEGRの作動状態から非作動状 態への切換時である。

【0017】第5の発明では、第2または第3の発明において前記目標EGR率が変化するときが、EGRの非作動状態から作動状態への切換時またはEGRの作動状態から非作動状態への切換時である。

【0018】第6の発明では、第4または第5の発明において前記ポンピングロス変化分の補正が、前記EGRの非作動状態から作動状態への切換タイミングまたは前記EGRの作動状態から非作動状態への切換タイミングでスロットル弁開度を一定量補正した後、ゆっくりとスロットル弁開度を戻していくことである。

【0019】第7の発明では、第5の発明において前記ポンピングロス変化分の補正を行う手段が、目標EGR量の新気換算値TTPEGAを演算する手段と、この目標EGR量新気換算値TTPEGAの遅れ値TTPEGADYを演算する手段と、前記目標EGR量新気換算値TTPEGAからこの目標EGR量新気換算値遅れ値TTPEGADYを差し引いた値を差分DEGACYとして演算する手段と、この差分DEGACYに比例定数mRGIEGPMを掛けた値に基づいて前記スロットル弁指令値を補正する手段とからなる。

【0020】第8の発明では、第7の発明において許容幅を有する不感帯を備え、前記差分DEGACYがこの不感帯内に収まったときポンピングロス変化分の補正を中止する。

【0021】第9の発明では、第5の発明において前記 燃焼状態変化分の補正を行う手段が、目標EGR量の新 気換算値TTPEGAを演算する手段と、この目標EGR量新気換算値TTPEGAの遅れ値TTPEGADPを演算する手段と、前記目標EGR量新気換算値TTPEGAからこの目標EGR量新気換算値遅れ値TTPEGAからこの目標EGR量新気換算値遅れ値TTPEGAからこの目標EGR型新気換算値遅れ値して下演する手段と、前記EGRの非作動状態から作動状態への切換時またはEGRの作動状態から非作動状態への切換時またはEGRの作動状態から非作動状態への切換時の前記差分DEGACYを保存する手段と、の切りによる目標EGR率の変化がEGR弁よりシリンダへとによる目標EGR率の変化がEGR弁よりシリンダへとによる目標EGRでは指合わせゲインRTPEG)に基準による手段とからなる。

【0022】第10の発明では、第9の発明において前記スロットル弁指令値の補正量が、前記保存した差分DEGACYに応じた値を初期値として一次遅れで応答する値である。

【0023】第11の発明では、第7または第8の発明において前記比例定数mRGIEGPMを、前記目標EGR率が大きくなるほど大きくなるように設定する。

【0024】第12の発明では、第7または第8の発明において前記比例定数mRGIEGPMを、低負荷域でエンジン負荷が大きくなるほど大きくなるように設定する。

【0025】第13の発明では、第7または第8の発明において前記比例定数mRGIEGPMを、高負荷域でエンジン負荷が大きくなるほど小さくなるように設定する。

【0026】第14の発明では、第7または第8の発明において前記比例定数mRGIEGPMを、エンジン回転速度が高くなるほど小さくなるように設定する。

【0027】第15の発明では、第8の発明において前記不感帯の許容幅を、エンジン負荷が小さくなるほど大きくなるように設定する。

[0028]

【発明の効果】EGR率の増加直後の過渡状態でポンピングロス低下分のトルク増加と燃焼状態悪化分のトルク増加と燃焼状態悪化分のトルク増加と燃焼状態悪化分のトルク増加がEGR率増加直後から発生するのに対して、燃焼状態悪化分のトルク減少はEGR率増加がEGR発生する現象を考慮してから発生する現象を考慮増してから発生する現象を考慮増した。第1、第2、第4、第5の発明によれば、EGRや増してはスロットル弁開度の減少補正やスロットル弁開度の減少補正によるトルクに遅れて到達していりによるトルク減少に遅れて到達していまた。単加がEGR弁よりシリンダに遅れて到達していりによるトルク減少に対してはスロットル弁指や値の補正によるトルク域が表別で対応するようにしたので、特にEGRの非作動状態から作動状態への切換直後のトルクのオーバーシュー

トを抑制してトルクを許容範囲内に納めることができ る。

【0029】同様にして、第1、第2、第4、第5の発明によれば、EGR率減少直後から生じるポンピングロス増加に伴うトルク減少に対してはスロットル弁開度の増加補正やスロットル弁指令値の補正によるトルク増加で対応し、また、EGR率減少がEGR弁よりシリンダに遅れて到達してから生じる燃焼状態向上に伴うトルク増加に対してはスロットル弁開度の減少補正やスロットル弁指令値の補正によるトルク減少で対応するようにしたので、特にEGRの作動状態から非作動状態への切換直後のトルクのアンダーシュートを抑制してトルクを許容範囲内に納めることができる。

【0030】第3の発明によれば、目標吸入空気量と目標EGR率の得られる総開口面積をまず求め、これをスロットル弁の目標開口面積とEGR弁の目標開口面積に分配するので、エンジントルクや空燃比から要求される新気量とNO×低減のために要求されるEGR率とをともに精度よく実現でき、これによって車両の運転性とNO×低減の双方を満足できる。

【0031】たとえば、EGRの非作動状態から作動状 態への切換によってポンピングロスが低下し、そのポン ピングロス低下分に対応してトルクが増加するので、こ のトルク増加を抑制するにはスロットル弁開口面積(あ るいはスロットル弁開度)を減量補正することにより空 気絞りを行えばよいのであるが、スロットル弁開口面積 変化に対する吸気管圧力の追従速度が速いと、スロット ル弁開口面積を一気に減量する補正を行ったとき、トル クがかえって許容範囲を外れて低下してしまうとがあ る。これに対して第6、第7の発明によれば、EGRの 非作動状態から作動状態への切換タイミングでスロット ル弁開口面積を一定量減らした後はゆっくりとスロット ル弁開口面積を戻していくので、スロットル弁開口面積 変化に対する吸気管圧力の追従速度が速い場合において も、EGRの非作動状態から作動状態への切換時に許容 範囲を外れてトルクが低下してしまうことを防止でき る。

【0032】第8の発明によれば、ポンピングロス変化分の補正期間を長引かせないようにすることができる。 【0033】第9、第10の発明によれば、燃焼状態変化分の補正を精度よく行うことができる。

【0034】第11の発明によれば、目標EGR率の大小に関係なくポンピングロス変化分のEGR補正を精度よく行うことができる。

【0035】第12の発明によれば、低負荷域でエンジン負荷の大小に関係なくポンピングロス変化分のEGR 補正を精度よく行うことができる。

【0036】第13の発明によれば、高負荷域では運転性に影響を与えない範囲で無用なスロットル弁操作を省略できる。

【0037】第14の発明によれば、高回転速度になる ほど運転性に影響を与えない範囲で無用なスロットル弁 操作を省略できる。

【0038】第15の発明によれば、低負荷であるほど コレクタからシリンダまでの充填遅れによりトルクが収 束するまでの時間が長くなることに対応できる。

#### [0039]

【発明の実施の形態】図1において、1はエンジン本体、2は吸気管、3は排気管、4は燃焼室5に直接に臨んで設けられた燃料噴射弁、6は点火栓、7はスロットル弁、8はこのスロットル弁7の開度を電子制御するスロットル弁制御装置である。

【〇〇4〇】排気管3からの排気の一部を取り出して吸 気管2に遺流するため、排気管3とスロットル弁7の下 流の吸気管2を連通するEGR通路31が設けられ、こ のEGR通路31にステップモータ(EGR弁制御装 置)34により駆動されるEGR弁33が設けられる。 【0041】アクセルセンサ22からのアクセル開度 (アクセルペダルの踏み込み量のこと)、クランク角セ ンサ23からの単位クランク角毎のポジション信号およ び基準位置信号からの各信号が、エアフローメータ24 からの吸入空気流量、水温センサ25からの冷却水温の 各信号とともにコントロールユニット21に入力され、 コントロールユニット21では、エンジンの運転条件に 応じた目標エンジントルクと、リーン空燃比や理論空燃 比といった目標空燃比が得られるように、スロットル弁 開度と燃料噴射弁からの燃料量を同時に制御しつつ、リ 一ン空燃比域では常時、また理論空燃比域では一部の領 域でNO×を抑制するため、ステップモータ34を介し

【0042】この場合に、スロットル弁7の開口面積と EGR弁33の開口面積を独立に計算するのでは、スロットル弁7の開口面積の変化で新気(エアクリーナを介 して吸入される空気のこと。EGRガスは含まない。) の流量が変化するとき、各シリンダ内に吸入される新気 の流量とEGRガスの流量との位相が合わなくなる。N Ox低減のため、エンジンの運転条件に応じた目標EG R率が予め定められているが、新気の流量とEGRガス の流量との位相が合わなくなると、実際のEGR率が目 標値より大きくずれることになり、過渡時にNOxが増 大したり、エンジンの燃焼安定性を大きく損なうことに なる。

てEGR弁33の開度を制御する。

【0043】これに対処するためコントロールユニット21では、アクセル操作量とエンジン回転速度に基づく目標吸入空気量とエンジンの運転条件に応じた目標EGR率に基づいて目標EGR量を演算し、この目標EGR量と目標吸入空気量に基づいてエンジンに供給される総ガス流量を演算し、この総別口面積をスロットル弁の目標開口面積とEGR弁の目標開口面積に分配する(詳しくは特願

平10-308371号参照)。

【0044】また、特にEGRの非作動状態から作動状態への切換時やその逆への切換時など、EGR率が大きく変化する直後に一時的なトルク変化が発生するので、コントロールユニット21では、EGR率の変化時にポンピングロス変化分の補正を、その変化タイミングロス変化分の補正を、その変化タイミングは、EGR率の変化がシリンダ(燃焼室5)に到達したかどうか(EGRの非作動状態から作動状態への切換時であればEGR弁を出たEGRガスが実際にシリンダに到達したかどうか)を判定し、EGR率の変化がシリンダに到達したかどうか)を判定し、EGR率の変化がシリンダに到達したとき(EGRガスが実際にシリンダに到達したとき)、燃焼状態変化分の補正を前記スロットル弁目標開口面積に対して行う。

【0045】図2はコントロールユニット21で実行されるこれらの制御内容をブロック図で表したものである。図2において一点鎖線で囲った部分がEGR率の変化時にスロットル弁開口面積に対してEGR補正を行う部分、それ以外の部分が先願装置(特願平10-308371号)および特開平11-182298号公報と同様の部分である。

【0046】また、図2において一点鎖線で囲った部分のうちの「EGR補正率演算」のブロックの詳細を図3に示す。図2の「EGR補正率演算」のブロックは、図3のように、「シリンダ内EGRディレイ処理」、「ゲイン不感帯判定」、「EGR位相合わせゲイン演算」、「ゲインなまし処理」、「EGR補正ゲイン演算」の各部からなっている。

【0047】これら図2、図3に示したところを以下で 詳述するが、その前に、EGRの非作動状態から作動状 態への切換時の場合で、その制御の概略を図4の波形図 を参照しつつ説明する。

【0048】EGR弁33が全閉状態から開かれると、EGR弁33を出たEGRガスはEGR弁33よりコンクタへ流れ込み、ここから吸気マニフォールドを経ずる。そして、EGRガスがシリンダへと到達する。そして、EGRガスがシリンダに到達したタイでEGRガスの分だけ燃焼状態が化してトルクが低下する。そこで、図3の「シリンダに到達するEGRディレイ処理」部で実際にシリンダに到達するEGRディレイ処理」部で実際にシリンダに到達するEGR量を近似的に予測し、この予測値としてのTTPEGA(図4第2段目玻線参照)が目標値としてのTTPEGA(図4第2段目実線参照)に達したかでラングより、図3の「EGR位相合わせでの到達タイミングより、図3の「EGR位相合わせゲイン演算」部と「ゲインなまし処理」部とが燃焼状態の悪化分のトルク補正(スロットル弁開口面積を増加する補正)を行う。

【〇〇49】実際には、予測値としてのTTPEGAD Yが目標値としてのTTPEGAに達するのを待つこと なく補正を開始する。すなわち、目標値を中心として許 容幅の不感帯を定めており、予測値としてのTTPEG ADYがこの不感帯内に収まったかどうかを図るの「ゲイン不感帯判定」部が判定し、予測値としてのTTPE GADYがこの不感帯内に収まったタイミングで補正を 開始する。

【0050】この場合、燃焼状態悪化分のトルク補正率としてのRTPEGOF2(図4第9段目参照)は、次のように与える。EGR弁が開いたタイミングで、目標値としてのTTPEGAと予測値としてのTTPEGADYの差分DEGACYに応じた値であるRTPEG(図4第8段目参照)を演算してこれを保存しておき、TTPEGADYが不感帯内に収まったタイミングでこのRTPEGを初期値として与え、その後はこのRTP

EGより一次遅れで減衰する値とする。 【OO51】また、EGR弁33が開かれたタイミングよりポンピングロスが低下し、トルク増加が生じるので、図3の「EGR補正ゲイン演算」部では、予測値としてのTTPEGADYが不感帯内に収まる直前までの

してのTTPEGADYが不感帯内に収まる直前までの 区間(図4第3段目に示す補正期間)で、ポンピングロ ス低下分のトルク補正(スロットル弁開口面積を減量す る補正)を行う。

【0052】この場合、ポンピングロス低下分のトルク 補正率としてのRTPEGOF1(図4第7段目参照) は、補正期間中ずっと、目標値としてのTTPEGAと 予測値としてのTTPEGADYの差分DEGACYに 比例した値に基づいて与える。

【0053】上記の図2、図3に示した内容を、以下のフローチャートにしたがって説明する。

【0054】まず図6はスロットル弁7、EGR弁33の各目標開度を演算するためのメインルーチン、図7、図11、図13、図15は図6のサブルーチンで、先願装置(特願平10-308371号)と同様の部分である。メインルーチンは一定時間毎(たとえば10ms毎)に実行する。説明はメインルーチンに沿って行い、途中のステップがサブルーチンで構成されている場合には、サブルーチンに飛んで説明する。

【0055】図6においてステップ1ではアクセル開度 VAPOとエンジン回転速度NEに基づいて目標吸入空 気量TTPを演算する。この目標吸入空気量の演算方法 には各種のものがあり、ここでは特開平11-1822 98号公報に記載されているところを図7により説明す る。

【0056】図7において、ステップ11ではアクセル 開度 VAPOとエンジン回転速度 NEを読み込み、アクセル開度 VAPOからステップ12において図8を内容とするテーブルを検索することにより、スロットル弁のアクセル要求開口面積AAPOを演算する。このアクセル要求開口面積AAPOにステップ13において補助空気の要求開口面積AQSISCを加算した値をスロットル弁の総要求開口面積TTAAPOとする。

【0057】上記の補助空気の要求開口面積AQSIS Cはアイドル時にエアコン用コンプレッサが作動したと きなどにアイドル回転速度を所定値アップするために必 要となるものである。

【0058】ステップ14ではこの総要求開口面積TTAAPOを排気量VOLとエンジン回転速度NEで割って単位排気量当たりかつエンジン1回転速度当たりの総要求開口面積TGADNVを求め、この値TGADNVからステップ15において図9を内容とするテーブルを検索することにより、目標基本体積流量比(理論空燃比での目標体積流量比のこと)TGHOSTを演算する。なお、ステップ14で用いるエンジン回転速度NEには下限リミッタを設けて、分母がOにならないようにする。

【0059】ステップ16ではエンジン回転速度NEから図10を内容とするテーブルを検索することによりそのときの回転速度での最大吸入空気量MAXTPを演算し、この最大吸入空気量MAXTPをステップ17において上記の目標基本体積流量比TQHOSTに乗じることにより、理論空燃比での目標吸入空気量である目標基本吸入空気量TTPSTを求める。

【0060】次に、ステップ18では目標基本吸入空気量TTPSTを目標当量比DMLで除することで、目標吸入空気量(目標空燃比に対する吸入空気量のこと)TTPを求める。目標当量比DMLは基本的にエンジン回転速度と負荷から定まるのであるが、このときの目標当量比は目標基本吸入空気量を得たときの回転速度に対する値である。

【0061】目標当量比DMLと目標空燃比との間には、DML=理論空燃比/目標空燃比なる関係があり、DMLは理論空燃比での運転時に1.0となり、空燃比が40を超える成層燃焼時や均質燃焼かつ空燃比が20~23といった値の希薄燃焼時になると、1.0より小さな値となる。つまり、成層燃焼時や均質希薄燃焼時には理論空燃比での運転時より吸入空気量が増量される。

【0062】なお、正確には理論空燃比での燃焼効率と成層燃焼時や均質希薄燃焼時の燃焼効率の違いをも考慮して目標吸入空気量を定める必要があるが、ここでは簡単に目標当量比で除算しただけの構成としている。

【0063】このようにして目標吸入空気量TTPを演算したら図6に戻り、ステップ2では目標EGR量TTPEGRを演算する。この演算については図11により説明する。図11においてステップ21ではエンジンの負荷と回転速度NEを読み込み、これらからステップ22において図12を内容とするマップを検索することにより、目標EGR率TGEGRを演算し、この目標EGR率TGEGRをステップ23において上記の目標吸入空気量TTPに乗算することにより目標EGR量TTPEGRを算出する。

【0064】なお、図12はリーン空燃比の運転域での

一般的傾向を示しており、理論空燃比の運転域では、一部にEGRが非作動状態となる領域がある。

【0065】このようにして目標EGR量TTPEGR を演算したら図6に戻り、ステップ3ではスロットル弁 7とEGR弁33の各目標開口面積を演算する。この演 算については図13により説明する。

【0066】図13においてステップ31では、排気の物性値に基づいて目標EGR量TTPEGRを新気量に換算するための係数KQEGRを演算し、ステップ32においてこの新気換算係数KQEGRを目標EGR量TTPEGRに乗算した値を目標EGR量の新気換算値TTPEGAとして演算する。

【0067】上記の新気換算係数KQEGRは、排気圧力と排気温度、吸気圧力と吸気温度等の関数として理論的にも演算できるが、これらの状態量はエンジンの運転条件によって決まる。したがって、ここでは簡単のため、エンジン負荷とエンジン回転速度から図14を内容とするマップを検索することにより求めればよい。なお、図14は実機データである。

【0068】図13のステップ33では上記の目標吸入空気量TTPとこのようにして求めた目標EGR量新気換算値TTPEGAとを合計した値を目標総ガス量TTPGAS(=TTP+TTPEGA)として算出し、続くステップ34でこの目標総ガス量TTPGASに基づいて目標総開口面積TAGASを演算する。

【0069】この目標総開口面積TAGASの演算については図15により説明する。図15においてステップ41でTTPGASをMAXTPで除して目標総体積流量比TGQHOを求め、この目標総体積流量比TGQHOから図16を内容とするテーブルを検索することにより、単位回転速度当たりかつ単位排気量当たりの目標開口面積TDADNVを演算し、これを用いて

[0070]

【数1】TAGAS=TDADNV×NE×VOLの式により目標総開口面積TAGASを算出する。

【0071】このようにして目標総開口面積TAGAS 0を演算したら図13に戻り、ステップ35、36では 上記の目標総ガス量TTPGASに対する目標吸入空気 量TTP、目標EGR量新気換算値TTPEGAの各比 率を演算し、このようにして求めた各比率と上記の目標 総開口面積TAGASを用いて、

[0072]

【数2】TAAIR=TAGAS×(TTP/TTPG AS)×RTPEGOF

ただし、RTPEGOF:EGR補正率指令値、 TAEGR=TAGAS×(TTPEGA/TTPGA

の式により、スロットル弁7の目標開口面積TAAI R、EGR弁33の目標開口面積TAEGRをそれぞれ 算出する。 【0073】なお、数2式の上式のEGR補正率指令値 RTPEGOFは本発明で新たに導入するもので、後で 詳述する。

【0074】このようにして、スロットル弁7とEGR 弁33の各目標開口面積の演算を終了したら、再び図6に戻り、ステップ4で各目標開口面積に応じてスロットル弁7の目標開度TDTVOとEGR弁33の目標ステップ数(目標開度相当)EGSTPを演算する。これは、たとえばスロットル弁7の場合には、部品毎のスロットルボディやスロットル弁の形状、寸法で決まる、図17に示した開口面積と開度の相関をテーブルにしてがき、このテーブルを検索することにより部品毎に決まる、図18に示した開口面積とは、やはり部品毎に決まる、図18に示した開口面積とステップ数の相関をテーブルにしておき、このテーブルを検索することにより目標ステップ数(目標開度相当)を求めればよい。

【0075】このようにして求めたスロットル弁目標開度の信号はスロットル弁制御装置8に出力され、これによってスロットル弁制御装置8は、スロットル弁7の実開度が目標開度と一致するようにスロットル弁7を駆動する。

【0076】また、EGR弁33の目標開度相当の信号は、EGR弁制御装置であるステップモータ34に出力され、これによってステップモータ34は、EGR弁33の実開度が目標開度相当と一致するようにEGR弁33を駆動する。

【0077】このように、先願装置(特願平10-308371号)によれば、目標吸入空気量TTPと目標EGR率TTPEGRの得られる総開口面積TAGASをまず求め、これをスロットル弁の目標開口面積とEGR弁の目標開口面積に分配するので、エンジントルクや空燃比から要求される新気量とNO×低減のために要求されるEGR率とをともに精度よく実現でき、これによって車両の運転性とNO×低減の双方を満足できる。

【0078】これで先願装置(特願平10-30837 1号)についての概説を終える。

【0079】次に、EGRの非作動状態から作動状態への切換時などEGR率の変化直後に生じる一時的トルク変化を抑制するためのスロットル弁開口面積(あるいはスロットル弁開度)の補正を説明する。

【0080】図19は補正を許可するかどうかを判定するためのもので、一定時間毎(たとえば10ms毎)に実行する。

【0081】図19においてステップ51ではリーン許可フラグFSTR0と実リーンフラグFSTRRの一定のディレイ期間前の値(図ではFSTRR・Z<sup>-n</sup>で表す)とをみる。ここで、リーン許可フラグFSTR0はFSTR0=1のときリーン運転が許可されていることを、FSTR0=0のときリーン運転が許可されていな

い(つまり理論空燃比の運転である)ことを表す。実リーンフラグFSTRRはFSTRR=1のとき実際にリーン運転が行われていることを、FSTRR=0のとき実際にリーン運転が行われていない(つまり理論空燃比の運転が行われている)ことを表す。

【0082】リーン許可フラグFSTR〇=1または実リーンフラグの一定のディレイ期間前の値であるFSTRR・スー=1であるときは、補正を許可しないためステップ53に進み補正許可フラグ=0とし、それ以外の場合に補正を許可するためステップ52で補正許可フラグ=1とする。設定したフラグの値はRAMに保存する。

【0083】これは、理論空燃比での運転中にのみEG R率変化に伴うスロットル弁開口面積の補正を行うよう にするものである。これは次の理由からである。現在の ところ、リーン運転中は常にEGRを行い、理論空燃比 での運転になると、EGRを行ったり行わなかったりし ている。これより、理論空燃比での運転中はEGRの非 作動状態から作動状態への切換時(あるいはこの逆への 切換時)のEGR率の変化量が特に大きいのに対して、 リーン運転中はEGR率の変化量が小さく、したがっ て、EGR率の変化直後に生じる一時的トルク変化が理 論空燃比での運転中より小さい。そこで、EGR率変化 に伴うスロットル弁開口面積の補正はEGR率の変化直 後の一時的トルク変化の大きな理論空燃比での運転時に 限るようにしたものである。また、実リーンフラグFS TRRの一定のディレイ期間前の値としたのは、リーン 運転から理論空燃比での運転への切換直後は燃焼が不安 定になるので、この切換直後の所定の期間は補正を行わ ないようにするためである。

【0084】なお、実施形態ではEGR率変化に伴うスロットル弁開口面積の補正を理論空燃比での運転時に限る場合で説明するが、これに限定されるものでない。リーン運転域でもEGR率の変化量が大きくなることがあれば、本願の適用される余地が出てくる。

【0085】図20は、スロットル弁開口面積の補正率であるEGR補正率指令値RTPEGOFを演算するためのメインルーチン、図23、図24は図20のサブルーチンで、メインルーチンは、図19のフローに続けて一定時間毎(たとえば10ms毎)に実行する。説明はメインルーチンに沿って行い、途中のステップがサブルーチンで構成されている場合には、サブルーチンに飛んで説明する。

【0086】ただし、ここでは簡単のため、EGRの非作動状態から作動状態への切換時を対象としてフローを構成している。

【0087】ここで、EGR補正率指令値RTPEGOFは1を中心とする正の値で、この値が1より大きいときスロットル弁開口面積が増量補正され、この逆にこの値が1より小さいときスロットル弁開口面積が減量補正

される。この値が1のときはスロットル弁開口面積は補正されない。

【0088】ステップ61ではRAMに保存されている 補正許可フラグをみる。補正許可フラグ=0のときは補 正の必要がないため、ステップ62に進み、EGR補正 率指令値RTPEGOF=1とした後、今回の処理を終 了する。

【0089】補正許可フラグ=1のときはステップ63に進み、目標EGR率TGEGR、目標EGR量新気換算値TTPEGA、この値の一定のディレイ期間前(たとえば6Ref相当前)の値であるTTPEGAD6を読み込む。なお、TTPEGAD6はサイクル処理(TTPEGAD6=TTPEGA・ $Z^{-n}$ )により求めればよい(図21参照)。Refはクランク角の基準位置信号のことである。

【0090】ステップ64、65では目標EGR率TGEGRとこの値の前回値であるTGEGRzの値と0を比較する。TGEGR≠0かつTGEGRz=0(つまりEGRの非作動状態から作動状態への切換タイミングである)のときは、ステップ66、67に進み、目標EGR量新気換算値TTPEGAを差分TTPEGADYに入れたあと、この差分DEGACYを用いて

[0091]

#### 【数3】

RTPEG=1+DEGACY×mRFLDEGPM ただし、mRFLDEGPM:比例定数(たとえばO. 1)、

の式により、EGR位相合わせゲインRTPEGを演算 する。

【0092】このEGR位相合わせゲインRTPEGは 補正期間が終了するまで使わないので、ステップ68で メモリ(RAM)に保存する。

【0093】ここで、数3式右辺第2項は1より大きな値(スロットル弁開口面積の増量補正割合)である。これは、燃焼状態悪化分のトルク減少は、EGRの非作動状態から作動状態への切換時のEGRガスの変化量(切換時はTTPEGAに等しい)が多くなるほど大きくなるのであるから、差分DEGACY(=TTPEGA)に比例してスロットル弁開度の増量補正率を求めるようにしたものである。

【0094】なお、EGRの作動状態から非作動状態への切換タイミングであれば、

[0095]

#### 【数4】

RTPEG=1-DEGACY×mRFLDEGPM ただし、mRFLDEGPM: 定数、

の式によりEGR位相合わせゲインRTPEGを1より 小さい値で演算することになる。

【0096】次回以降は、TGEGR≠0かつTGEG Rz≠0 (つまりEGRの作動状態である) ので、ステ ップ65よりステップ69、70に進む。したがって、 EGR位相合わせゲインRTPEGは、EGRの作動状態から非作動状態への切換タイミングで一度算出される だけである。

【0097】ステップ69では、TTPEGAD6を用いて、

[0098]

【数5】TTPEGADY=TTPEGAD6× $\alpha$ +T TPEGADYz×(1- $\alpha$ )

ただし、α:加重平均係数、

TTPEGADYz: TTPEGADYの前回値、

の一次遅れ式により目標EGR量新気換算値遅れ値TT PEGADYを演算する。

【0099】図21に示した上記のサイクル処理とこの数5式の遅れ処理とは、EGR弁33を出たEGRガスがシリンダに到達するまでの遅れを考慮(詳細には図21のサイクル処理はEGR弁33からコレクタ位置までの到達遅れ、数5式の遅れ処理はコレクタからシリンダまでの応答遅れを考慮)したものである。EGRの非ングまでの応答遅れを考慮)したものである。EGRの非ングを表したまくなるとき、目標EGR量新気換算値遅れで立ち、回りに大きくなるとき、目標EGR量新気換算値遅れで立ち、といり、やがて目標値に到達する波形となる(図4第2段目破線参照)。 言い換えると、EGR弁33を全別状態からステップ的に開いて一定量のEGRガスを導入したき、シリンダに実際に流れ込むEGRガスの応答を近似的に求めたのがTTPEGADYである。

【0100】ステップ70では目標EGR量新気換算値 TTPEGAからこの目標EGR量新気換算値遅れ値T TPEGADYを差し引いた値を差分DEGACYとし て算出する。この結果、差分DEGACYは、TTPE GAのステップ増加に対して一定期間ステップ的に立ち 上がった後に一次遅れで立ち下がる波形となる(図4第 3段目参照)。

【 O 1 O 1】続くステップ71では補正フラグfEGA CMをみる。この補正フラグfEGACMの設定につい ては図22のフローにより説明する。

【0102】図22においてステップ91では差分DEGACYを読み込み、ステップ92においてこれと不感帯の上限mHYEGAD、不感帯の下限ーmHYEGADを比較することにより、補正期間であるかどうかを判定する。ここで、不感帯は0を中心として所定の許容に(±mHYEGADであるときまたはDEGACY≦mHYEGADであるときまたはDEGACY≤mHYEGADであるときは不感帯外である(つまり補正期間内にある)と判断し、ステップ93で補正フラグfEGACM=0とする。

【0103】この結果、補正フラグ f E G A C M は、目標 E G R 量新気換算値 T T P E G A のステップ増加でき分 D E G A C Y が生じたタイミングより差分 D E G A C Y が生じたタイミングより差分 D E G A C Y が不感帯に収まるまでの期間(補正期間)で f E G A C M = 1 となる(図 4 第 4 段目参照)。不感帯上限 m はくなり、不感帯が補正期間が長くなるので、不感帯が補正期間を長いすれば補正期間が長くなるので、不感帯が補正期間を長いすれば補正期間を表したのは、油正期間を良いしたのである。また、コレクタシリンダまでの充填遅れを定める上記数 5 式の加重平均 ちいようにするが、応答がゆっくりなほどー次遅れによる近似 設める必要がある。

【0104】図20に戻り、補正フラグfEGACM= 1のときはステップ72に進み、ポンピングロス変化分のEGR補正率RTPEGOF1を演算する。このEG R補正率RTPEGOF1の演算については図23のフローより説明する。

【0105】図23においてステップ101では差分DEGACYと目標総ガス量TTPGASを読み込み、このうちステップ102で差分DEGACYに比例してポンピングロス変化分のEGR補正量DEGPHを、つまり、

[0106]

【数6】DEGPH=DEGACY×mRGIEGPM ただし、mRGIEGPM:比例定数、

の式によりポンピングロス変化分のEGR補正量DEG PHを算出し、このEGR補正量DEGPHと目標総ガス量TTPGASからステップ103、104で、

[0107]

【数7】RTPEGOF0=(TTPGAS-DEGPH)/TTPGAS

の式によりポンピングロス変化分のEGR補正率基本値 RTPEGOFOを算出する(図4第7段目実線参

照)。数6式の比例定数mRGIEGPMはマッチングする値である。この結果、ポンピングロス変化分のEGR補正率基本値RTPEGOFOはTTPEGAのステップ増加に対して一定期間ステップ的に立ち下がった後に一次遅れで立ち上がり、1に収束する値となる(図4第7段目実線参照)。

【0108】さらに述べると、EGRの非作動状態から 作動状態への切換によってポンピングロスが低下し、そ のポンピングロス低下分に対応してトルクが増加するの で、このトルク増加を抑制するにはスロットル弁開ロ面 積を減量補正することにより空気絞りを行えばよい。し かしながら、スロットル弁開ロ面積変化に対する吸気管 圧力の追従速度が速いと、スロットル弁開ロ面積を一気 に減量する補正を行ったとき、トルクがかえって許容 囲を外れて低下してしまうので、切換のタイミングでス ロットル弁開口面積を一定量減らした後はゆっくりとスロットル弁開口面積を戻していくことが考えられる。この場合、空気の応答はEGRガスの応答と同様なので、切換タイミングで減らすスロットル弁開口面積の減量量(空気絞り量)を比例定数mRGIEGPMで設定し、その後はEGRガスの応答に合わせてスロットル弁開口面積を戻していく。

【0109】ステップ105では補正フラグfEGAC Mと1を比較し、fEGACM=1のとき(補正期間内のとき)、EGR補正率基本値RTPEGOF0をポンピングロス変化分のEGR補正率RTPEGOF1に移す。fEGACM=0のとき(補正期間外のとき)は、ポンピングロス変化分のEGR補正を終了するため、ステップ107でRTPEGOF1=1とする。この結果、ポンピングロス変化分のEGR補正率RTPEGOF1はTTPEGAのステップ増加に対して一定期間ステップ的に立ち下がった後に一次遅れで立ち上がり、補正期間が終了するタイミングで1となる(図4第7段目破線参照)。

【0110】このようにしてポンピングロス変化分のEGR補正率RTPEGOF1の演算を終了したら図20に戻り、ステップ73でこのポンピングロス変化分のEGR補正率RTPEGOF1をEGR補正率指令値RTPEGOFに移す。

【0111】一方、補正フラグfEGACM=0のとき(補正期間を外れたとき)は、ステップ71よりステップ74に進み、燃焼状態変化分のEGR補正率RTPEGOF2を演算する。この燃焼状態変化分のEGR補正率RTPEGOF2の演算については図24のフローにより説明する。

【0112】図24においてステップ111でEGRシリンダ到達判定フラグfEGCYLONをみる。このEGRシリンダ到達フラグfEGCYLONの設定については図25のフローにより説明する。図25においてステップ121では補正フラグfEGACMとこのフラグfEGACMをこのフラグfEGACMをこのフラグfEGACMをできる。補正フラグfEGACM=0かつfEGACMをできる。補正フラグfEGACM=0かつfEGACMをできる。ときは、ステップ122でEGRシリンダ到達フラグfEGCYLON=1とし、それ以外のときはステップ123でEGRシリンダ到達フラグfEGCYLON=0とする。この結果、EGRシリンダ到達フラグfEGCYLONは、補正期間の終了のタイミングでだけ1となる(図4第5段目参照)。

【0113】これは、EGRの非作動状態から作動状態への切換時に、EGRにより燃焼状態が悪化し、その燃焼状態悪化分のトルク減少は、EGR弁を出たEGRガスが実際にシリンダに到達してから(つまり一定期間の後に)発生するので、EGRガスが実際にシリンダに到達したかどうかをEGRシリンダ到達判定フラグ「EGCYLONにより判定するものである。言い換えると、

EGR弁を出たEGRガスが、補正期間の終了タイミングでシリンダに到達したとみなすものである。

【0114】図24に戻り、EGRシリンダ到達フラグ fEGCYLON=1のとき(補正期間の終了タイミン グのとき)は、メモリに保存してあるEGR位相合わせ ゲインRTPEGをステップ112で燃焼状態変化分の EGR補正率RTPEGOF2とする。

【0115】次回からはfEGCYLON=0となるので、ステップ111よりステップ113に進み、EGR位相合わせゲインRTPEGを用いて、

[0116]

【数8】RTPEGOF3=RTPEG× $\alpha$ +RTPEGOF3z×(1- $\alpha$ )

ただし、α:加重平均係数、

RTPEGOF3z:RTPEGOF3の前回値、の式によりEGR位相合わせゲイン遅れ値RTPEGOF3を演算したあと、このRTPEGOF3をステップ114で燃焼状態変化分のEGR補正率RTPEGOF2とする。この結果、燃焼状態変化分のEGR補正率RTPEGOF2は、TTPEGAのステップ増加に対して、EGRガスがシリンダに到達するまで待ってEGR位相合わせゲインRTPEGの分だけステップ的に立ち上がり、その後は一次遅れで立ち下がる(図4第8段目参照)。

【0117】このようにして燃焼状態変化分のEGR補 正率RTPEGOF2の演算を終了したら図20に戻 り、ステップ75でこの燃焼状態変化分のEGR補正率 RTPEGOF2をEGR補正率指令値RTPEGOF に移す。EGR補正率指令値RTPEGOFはポンピン グロス変化分と燃焼状態変化分の各EGR補正率RTP EGOF1、RTPEGOF2を重ね合わせたものであ る(図4最下段目参照)。

【0118】このようにして演算されるEGR補正率指 令値RTPEGOFによりスロットル弁の目標開口面積 が補正される(上記の数2式の上式参照)。

態から作動状態への切換直後のトルク増加を許容範囲内 に納めることができた(図5最下段の実線参照)。

【0120】また、EGRの非作動状態から作動状態への切換によってポンピングロスが低下し、そのポンピングロスが低下し、そのポンピングロスが低下し、そのポンピングロスが低下したが増加するので、このトルク増加を抑制するにはスロットル弁開口面積を減量するで、対連ないと、スロットル弁開口面積を一気に減量する場合で、では、ファトルクがかえって許容範囲を外れて上でしまうことがある。これに対して本実施形態に定量でした後はゆっくりとスロットル弁開口面積を戻していくので、スロットル弁開口面積を戻していくので、スロットル弁開口面積を戻している。これに対けていまうことがある。これに対けて、大阪によりでは、ファトル弁開口面積を戻していまうことがある。との非作動状態への切換時に許容範囲を外れてトルクが低下してしまうことを防止できる。

【0121】また、EGRの非作動状態から作動状態への切換時にポンピングロス変化分の補正を、目標EGR量新気換算値遅れ値TTPEGADYが目標値としてのTTPEGAに収束するまで(差分DEGACYがゼロになるまで)行うのではなく、差分DEGACYが不感帯内に収まったタイミングでポンピングロス変化分の補正を中止するので、ポンピングロス変化分の補正期間を長引かせないようにすることができる。

【0122】また、EGRの非作動状態から作動状態への切換タイミングでの差分DEGACYを保存しておき、この保存した差分DEGACYに応じた値(EGR位相合わせゲインRTPEG)に基づいて燃焼状態変化分の補正を行うので、燃焼状態変化分の補正を精度よく行うことができる。

【0123】実施形態では、EGR補正量DEGPHを 定める比例定数mRGIEGPMが一定値である場合で 説明したが、これに限られるものでない。たとえば、次 のように可変値で設定することが考えられる。

【0124】〈1〉図26のように目標EGR率が大きくなるほど比例定数mRGIEGPMが大きくなるように設定する。これは、目標EGR率が大きいときほど、ポンピングロス変化分が大きくなるので、これに対応してEGR補正量DEGPHを大きくする必要があるからである。これによって、目標EGR率の大小に関係なくポンピングロス変化分のEGR補正率RTPEGOF1を精度よく与えることができる。

【0125】〈2〉図27のように低負荷域ではエンジン負荷に応じて比例定数mRGIEGPMが大きくなるように、また高負荷域ではエンジン負荷が大きくなるほど比例定数mRGIEGPMが小さくなるように設定する。低負荷域でエンジン負荷に応じて比例定数mRGIEGPMが大きくなるようにするのは、エンジン負荷が大きくなるときほど、ポンピングロス変化分が大きくな

るので、これに対応してEGR補正量DEGPHを大きくする必要があるからである。これによって、低負荷域ではエンジン負荷の大小に関係なくポンピングロス変化分のEGR補正率RTPEGOF1を精度よく与えることができる。

【0126】また、高負荷域ではエンジン負荷が大きくなるほど比例定数mRGIEGPMが小さくなるようにするのは、高負荷域では負荷が高くなるほど少々のトルク変化が生じても運転性に影響を与えなくなるので、EGR補正量DEGPHを小さくすることができるからである。これによって、高負荷域では運転性に影響を与えない範囲で無用なスロットル弁操作を省略できる。

【0127】〈3〉図28のようにエンジン回転速度N Eが高くなるほど比例定数mRGIEGPMが小さくなるように設定する。これは、高回転速度になるほど少々のトルク変化が生じても運転性に影響しなくなるので、 EGR補正量DEGPHを小さくすることができるからである。これによって、高回転速度になるほど運転性に 影響を与えない範囲で無用なスロットル弁操作を省略できる。

【O128】実施形態では、補正期間を定める不感帯上限mHYEGAD(不感帯下限は一mHYEGAD)が一定値である場合で説明したが、これに限られるものでない。たとえば、図29のように可変値で設定することが考えられる。これは、低負荷であるほどコレクタからシリンダまでの充填遅れによりトルクが収束するまでの時間が長くなるので、これに応じたものである。

【O129】実施形態では、EGRの非作動状態から作動状態への切換時で主に説明したが、EGRの作動状態において目標EGR率が増加する場合にも本発明を適用できることはいうまでもない。同様にしてEGRの作動状態から非作動状態への切換時やEGRの作動状態において目標EGR率が減少する場合にも本発明を適用でき

#### 【図面の簡単な説明】

【図1】第1実施形態の制御システム図。

【図2】全体ブロック図。

【図3】図2の一部詳細図。

【図4】EGRの非作動状態から作動状態への切換時の モデル波形図。

【図5】本実施形態の作用を説明するための波形図。

【図6】目標スロットル弁開度と目標EGR弁開度の演算を説明するためのフローチャート。

【図7】目標吸入空気量の演算を説明するためのフロー チャート。

【図8】アクセル開度とスロットル弁のアクセル要求開口面積との関係を表す特性図。

【図9】単位排気量当たりかつエンジン1回転速度当たりの総要求開口面積と目標基本体積流量比との関係を表す特性図。

【図 1 0】回転速度と最大吸入空気量の関係を表す特性図。

【図11】目標EGR量の演算を説明するためのフローチャート。

【図12】目標EGR率の特性図。

【図13】スロットル弁、EGR弁の各目標開口面積の 演算を説明するためのフローチャート。

【図14】新気量換算係数の特性図。

【図15】目標総開口面積の演算を説明するためのフローチャート。

【図16】目標総体積流量比と単位回転速度当たりかつ 単位排気量当たりの目標開口面積との関係を表す特性 図

【図17】目標開口面積と目標スロットル弁開度の関係 を表す特性図。

【図18】目標開口面積と目標EGR弁ステップ数の関係を表す特性図。

【図19】補正許可判定を説明するためのフローチャー ト。

【図20】EGR補正率指令値の演算を説明するためのフローチャート。

【図21】サイクル処理を説明するためのフローチャート。

【図22】補正フラグの設定を説明するためのフローチャート。

【図23】ポンピングロス変化分のEGR補正率の演算 を説明するためのフローチャート。

【図24】燃焼状態変化分のEGR補正率の演算を説明 するためのフローチャート。

【図25】EGRシリンダ到達判定フラグの設定を説明 するためのフローチャート。

【図26】第2実施形態の比例定数の特性図。

【図27】第3実施形態の比例定数の特性図。

【図28】第4実施形態の比例定数の特性図。

【図29】第5実施形態の不感帯の特性図。

【図30】従来例の作用を説明するための波形図。

【図31】従来例の作用を説明するための波形図。

【図32】第1の発明のクレーム対応図。

【図33】第2の発明のクレーム対応図。

【図34】第3の発明のクレーム対応図。

#### 【符号の説明】

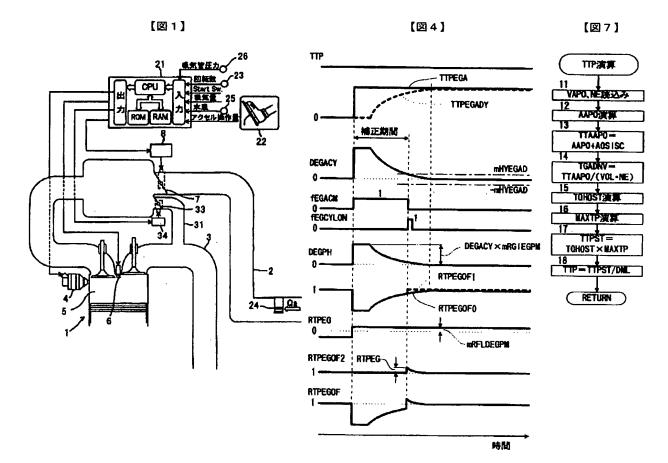
7 スロットル弁

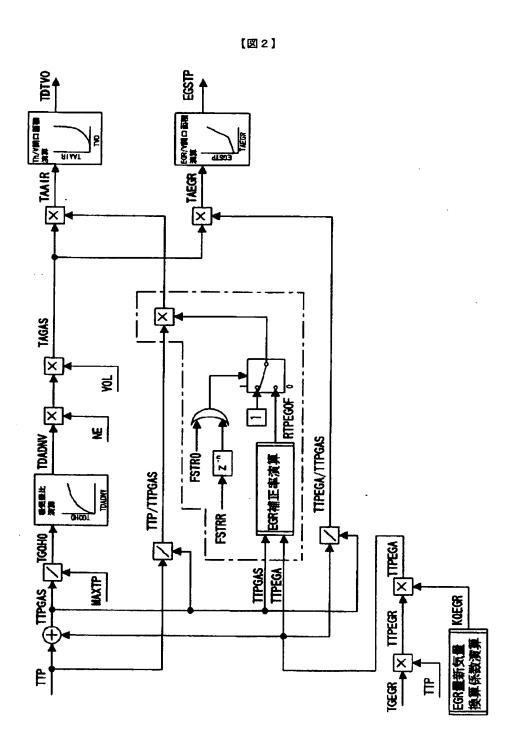
8 スロットル弁制御装置

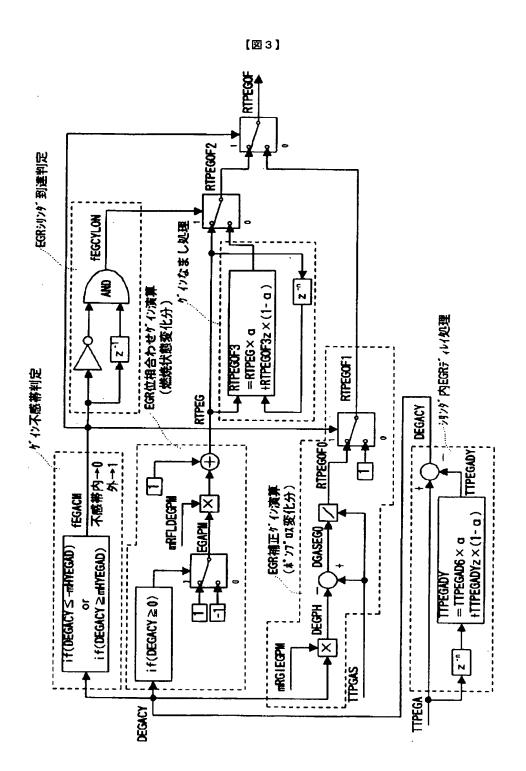
21 コントロールユニット

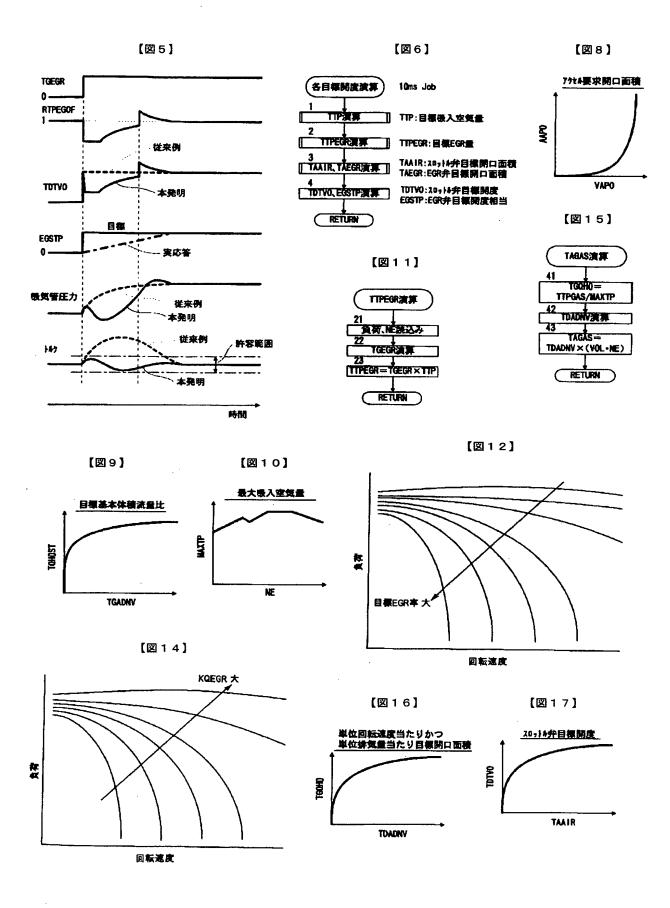
33 EGR#

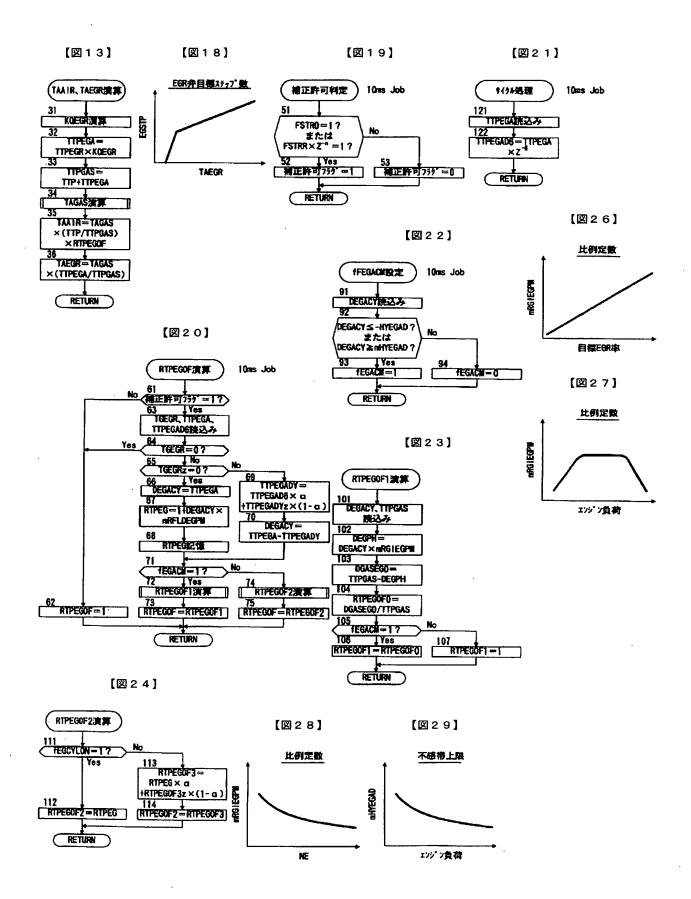
34 EGR弁制御装置

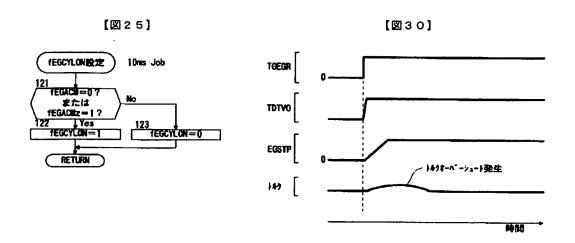


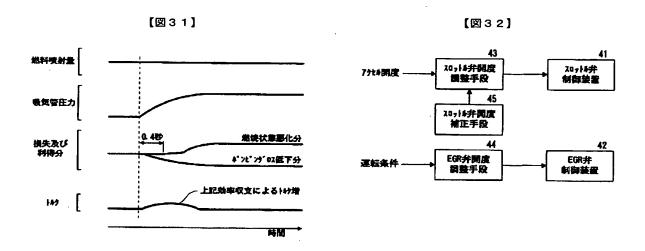


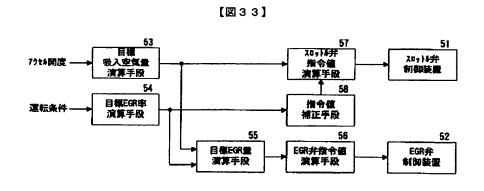


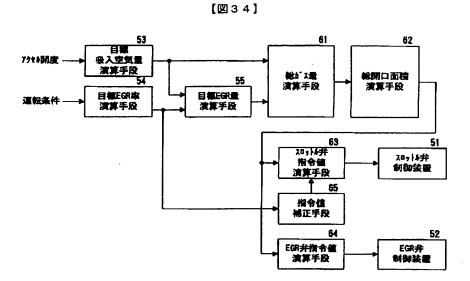












#### フロントページの続き

F ターム(参考) 3G062 BA02 BA06 CA07 CA08 DA04 DA08 DA09 EA10 FA05 FA06 FA13 GA01 GA04 GA06 GA08 GA21 GA27 GA27 GA27 GA26 FA06 FA07 FA09 GA05 GA09 GA10 GA14 GA37 GA46 KA36 A3G301 HA13 JA07 KA08 KA09 LA03 LC04 MA01 NA02 NA03 NA08 NB06 NB11 NB18 NC02 NC08 ND02 NE03 NE08 NE17 NE19 NE21 NE25 PA01Z PA17Z PD15A PD15Z PE01Z PE03Z

PE04Z PE08Z PF03Z PF13Z

# This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

## **BEST AVAILABLE IMAGES**

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

BLACK BORDERS

IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES

FADED TEXT OR DRAWING

BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING

SKEWED/SLANTED IMAGES

COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS

GRAY SCALE DOCUMENTS

LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT

REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY

## IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

☐ OTHER:

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.